

#### PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11) Publication number: 2000115911 A

(43) Date of publication of application: 21.04.00

(51) Int. CI

B60L 11/14 F02D 29/02 F02D 29/06

(21) Application number: 10280629

(22) Date of filing: 02.10.98

(71) Applicant:

**NISSAN MOTOR COLTD** 

(72) Inventor:

KITAJIMA YASUHIKO ITOYAMA HIROYUKI **DEGUCHI YOSHITAKA** 

### (54) CONTROLLER FOR HYBRID VEHICLE

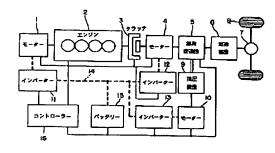
(57) Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To start an engine swiftly, and to reduce vibration by causing a controller to perform torque control in a specified rotation range, and to perform rotating speed control in a rotation range other than this, at the time of an engine start.

SOLUTION: A torque command value for a motor 1 from the start of an engine 2 or the motor 1 until its reaching a specified rotating speed determined beforehand, and a rotation command value for the motor 1 after the finish of torque control are computed. And the torque command value and the rotating speed command value are switched over on the basis of a detected rotating speed, and the motor 1 is driven on the basis of a selected torque command value or rotating speed command value. Consequently, it becomes possible to suppress vibration to be generated at the time of an engine start, by giving torque which cancels torque pulsation in a rotation range where torque pulsation is generated. On the other hand, it is possible to enhance the operability when running condition by the motor is shifted to that by the internal combustion engine, by quickening increase of the rotating speed of the engine at the time of its

start, or convergence to a target rotating speed after the start.

COPYRIGHT: (C)2000,JPO



# (19)日本国特許庁 (JP)

# (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号 特開2000-115911 (P2000-115911A)

(43)公開日 平成12年4月21日(2000.4.21)

			•			
(51) Int.Cl.'		識別記号	FΙ			テーマコート゚(参考)
B 6 0 L	11/14		B60L	11/14		3G093
F 0 2 D	29/02		F 0 2 D	29/02	D	5H115
		3 2 1			321B	
	29/06			29/06	D	

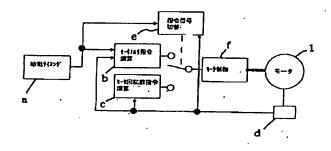
		審查請求	未請求 請求項の数7 OL (全 10 頁)		
(21)出願番号	<b>特顧平10-280629</b>	(71)出願人	000003997		
			日産自勁車株式会社		
(22)出顧日	平成10年10月2日(1998.10.2)	神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地			
		(72)発明者	北島 康彦		
			神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産		
		1	自動車株式会社内		
		(72)発明者	糸山 浩之		
			神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産		
			自動車株式会社内		
		(74)代理人	100075513		
			弁理士 後藤 政喜 (外1名)		
			最終頁に続く		

# (54)【発明の名称】 ハイブリッド車両の制御装置

### (57)【要約】

【課題】 ハイブリッド車両においてエンジン始動時に モータを最適制御することにより速やかな始動と振動低 減を両立させる。

【解決手段】 始動および発電のためのモータとエンジンとを相互に駆動可能に連結したハイブリッド車両において、エンジン始動条件を検出する始動条件検出装置と、モータのトルクと回転数を制御する制御装置とを備え、前記制御装置をエンジン始動時に所期の回転域では振動トルクを相殺する方向にトルク制御し、前記以外の回転域では回転数制御とすることにより振動を抑制しつつ速やかな始動性を得る。



### 【特許請求の範囲】

【請求項1】相互に駆動可能に内燃機関と回転電機とを 連結した動力装置を車両の駆動系統に接続可能に配置し たハイブリッド車両において、

内燃機関の始動条件を検出する始動条件検出装置と、 内燃機関の回転数を検出する機関回転検出装置と、 回転電機のトルクと回転数を制御する制御装置とを備 え、

前記制御装置を機関始動時に所期の回転域ではトルク制 御を行い、前記以外の回転域では回転数制御を行うよう に構成したハイブリッド車両の制御装置。

【請求項2】制御装置は始動後所期の機関回転数に達す るまでの回転数域ではトルク制御を行い、以後は回転数 制御を行うように構成したことを特徴とする請求項1に 記載のハイブリッド車両の制御装置。

【請求項3】トルク制御は、始動後経過時間に応じて定 まる基本トルク値に、機関クランク角に応じて定まる回 転振動抑制トルクを加えて生成したトルク指令値に基づ いて行うことを特徴とする請求項1または請求項2の何 れかに記載のハイブリッド車両の制御装置。

【請求項4】回転振動抑制トルクは、エンジンマウント 系の共振周波数近傍では機関トルク変動分を相殺する値 とし、前記以外の周波数域では所定の最小値とすること を特徴とする請求項3に記載のハイブリッド車両の制御

【請求項5】前記機関トルク分を相殺する値は、機関冷 却水温を含む運転状態に応じて設定するように構成した ことを特徴とする請求項4に記載のハイブリッド車両の 制御装置。

【請求項6】前記最小値として0を設定することを特徴 30 とする請求項4に記載のハイブリッド車両の制御装置。

【請求項7】制御装置は、回転数制御開始時の初期回転 数として、トルク制御終了時の回転数を設定し、以後所 定の最終目標回転数へと漸次変化させるように構成され ていることを特徴とする請求項1に記載のハイブリッド 車両の制御装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明はハイブリッド車両の 制御装置に関する。

[0002]

【従来の技術と解決すべき課題】原動機として内燃機関 と電動機とを併有し、いずれか一方または双方の駆動力 により走行するようにしたハイブリッド車両が知られて いる (例えば、鉄道日本社発行「自動車工学」VOL.46 N 0.7 1997年6月号 39~52頁参照)。

【0003】このようないわゆるパラレル方式のハイブ リッド車両では、基本的に比較的負荷の小さい運転域で は電動機のみで走行し、負荷が増大すると内燃機関を起 動して所要の駆動力を確保し、必要に応じて電動機と内 50 燃機関を併用するととにより最大の駆動力を発揮させら れるようになっている。

【0004】ところで、電動機のみによる走行状態から 内燃機関を使用する運転状態へと移行するときには速や かに機関を始動させる必要があるが、この始動時の機関 回転数の上昇を早めようとすると機関のポンピング作用 や動弁系統の摩擦によるトルク変動の影響により不快な 振動が発生しやすくなるという問題がある。始動時の回 転上昇を遅くすれば振動は軽減されるが、それだけ機関 に要求される回転数および出力が得られるまでに時間を 要することになるので内燃機関による走行への滑らかな 移行が難しくなってしまう。

【0005】本発明はこのような問題点に着目してなさ れたもので、内燃機関に連結した始動・発電用の回転電 機を機関始動時にはトルク制御し、その後回転制御へと 切り換えることにより前記問題点を解消することを目的 としている。

[0006]

【課題を解決するための手段】請求項1の発明は、相互 に駆動可能に内燃機関と回転電機とを連結した動力装置 を車両の駆動系統に接続可能に配置したハイブリッド車 両において、内燃機関の始動条件を検出する始動条件検 出装置と、内燃機関の回転数を検出する機関回転検出装 置と、回転電機のトルクと回転数を制御する制御装置と を備え、前記制御装置を機関始動時に所期の回転域では トルク制御を行い、前記以外の回転域では回転数制御を 行うように構成した。

【0007】請求項2の発明は、上記制御装置を、始動 後所期の機関回転数に達するまでの回転数域ではトルク 制御を行い、以後は回転数制御を行うように構成した。 【0008】請求項3の発明は、上記各発明のトルク制 御を、始動後経過時間に応じて定まる基本トルク値に、 機関クランク角に応じて定まる回転振動抑制トルクを加 えて生成したトルク指令値に基づいて行うものとした。 【0009】請求項4の発明は、上記請求項3の発明の 回転振動抑制トルクを、エンジンマウント系の共振周波 数近傍では機関トルク変動分を相殺する値とし、前記以

【0010】請求項5の発明は、上記請求項4の発明の 40 機関トルク分を相殺する値を、機関冷却水温を含む運転 状態に応じて設定するように構成した。

外の周波数域では所定の最小値とするようにした。

【0011】請求項6の発明は、上記請求項4の発明に おける回転振動抑制トルクの最小値として0を設定する ものとした。

【0012】請求項7の発明は、上記請求項1の発明の 制御装置を、回転数制御開始時の初期回転数として、ト ルク制御終了時の回転数を設定し、以後所定の最終目標 回転数へと漸次変化させるように構成した。

[0013]

【作用・効果】機関始動時の主たる振動発生要因は機関

30

のポンピング作用と動弁系の周期的摩擦作用による脈動的なトルク変動であり、その特性や振動発生回転域は実験等により予め知ることができる。したがって、上記請求項1以下の各発明のように、機関始動中の所定の回転域で回転電機のトルク制御を行うものとすれば、トルク脈動が発生する回転域で当該脈動を相殺するトルクを付与して機関始動時の振動発生を抑制することができる。一方、前記トルク制御回転域以外では回転数制御を行うので、機関始動時の回転数の上昇ないしは始動後の目標回転数への収束を速やかにして電動機から内燃機関によりる走行状態へと移行するときの運転性を良好にすることができる。

【0014】回転電機のトルク制御は機関始動中の振動発生回転域でのみ行えば足りるが、請求項2の発明のように始助の当初からトルク制御を行い、振動の発生しない所定の回転数に達してから回転数制御に移行するようにしてもよく、これにより制御を単純化することができる。

【0015】 請求項3の発明によれば、始動後経過時間に応じて定まる基本トルク値に、機関クランク角に応じ 20 て定まる回転振動抑制トルクを加えて生成したトルク指令値に基づいてトルク制御を行うので、機関の始動に必要なトルクを滑らかに立ち上げつつ必要な部分で振動抑制トルクを付与してより円滑で速やかな機関始動が可能となる。

【0016】請求項4の発明によれば、上記請求項3の発明の回転振動抑制トルクを、エンジンマウント系の共振周波数近傍では機関トルク変動分を相殺する値とし、前記以外の周波数域では所定の最小値、例えば請求項6の発明のようにゼロとするようにしたので、機関トルク変動を相殺する回転域以外での制御トルク量を減じて回転電機の駆動電力消費を必要最小限に抑えることができる。

【0017】請求項5の発明によれば、上記請求項4の発明の機関トルク分を相殺する値を、機関冷却水温を含む運転状態に応じて設定する。車両運行中の機関始動時は通常は吸機完了後のいわゆるホットスタートとなるので始動時の振動特性は安定しているが、機関の内部摩擦に起因する振動は温度や気圧に影響をされる。したがって本発明のようにとれらの運転状態に応じてトルク相殺40分を設定することにより、例えば冷間始動時など異なる運転条件下での始動時においても振動低減効果を確保することができる。

【0018】 請求項7の発明によれば、上記請求項1の発明の制御装置を、回転数制御開始時の初期回転数として、トルク制御終了時の回転数を設定し、以後所定の最終目標回転数へと漸次変化させるように構成したので、トルク制御から回転数制御へ移行したときの目標回転数との差を滑らかに減少させて、急激な回転数変化に伴うショックの発生を回避することができる。

[0019]

【発明の実施の形態】以下本発明の実施形態を図面に基づいて説明する。まず図1~図2に本願発明が適用可能なハイブリッド車両の構成例を示す。これらはいずれも走行条件に応じてエンジン(内燃機関)または電動モータの何れか一方または双方の動力を用いて走行するパラレル方式のハイブリッド車両である。

【0020】図1において、太い実線は機械力の伝達経路を示し、太い破線は電力線を示す。また、細い実線は制御線を示し、二重線は油圧系統を示す。この車両のパワートレインは、モータ1(本発明の回転電機)、エンジン2、クラッチ3、モータ4、無段変速機5、減速装置6、差動装置7および駆動輪8から構成される。モータ1の出力軸、エンジン2の出力軸およびクラッチ3の出力軸は互いに連結されており、また、クラッチ3の出力軸、モータ4の出力軸および無段変速機5の入力軸は互いに連結されている。

【0021】クラッチ3締結時はエンジン2とモータ4が車両の推進源となり、クラッチ3解放時はモータ4のみが車両の推進源となる。エンジン2またはモータ4の駆動力は、無段変速機5、減速装置6および差動装置7を介して駆動輪8へ伝達される。無段変速機5には油圧装置9から圧油が供給され、ベルトのクランプと潤滑がなされる。油圧装置9のオイルポンプ(図示せず)はモータ10により駆動される。

【0022】モータ1は主としてエンジン始動と発電に用いられ、モータ4は主として車両の推進(力行)と制動に用いられる。また、モータ10は油圧装置9のオイルポンブ駆動用である。また、クラッチ3締結時に、モータ1を車両の推進と制動に用いることもでき、モータ4をエンジン始動や発電に用いることもできる。クラッチ3はパウダークラッチであり、伝達トルクを調節することができる。無段変速機5はベルト式やトロイダル式などの無段変速機であり、変速比を無段階に調節することができる。

【0023】モータ1、4、10はそれぞれ、インバータ11、12、13により駆動される。なお、モータ1、4、10に直流電動モータを用いる場合には、インバータの代わりにDC/DCコンバータを用いる。インバータの代わりにDC/DCコンバータを用いる。インバータの代わりにDC/DCコンバータを用いる。インバータ11~13は共通のDCリンク14を介してメインバッテリ15に接続されており、メインバッテリ15の直流充電電力を交流電力に変換してモータ1、4、10へ供給するとともに、モータ1、4の交流発電電力を直流電力に変換してメインバッテリ15を充電する。なお、インバータ11~13は互いにDCリンク14を介して接続されているので、回生運転中のモータにより発電された電力をメインバッテリ15を介さずに直接、力行運転中のモータへ供給することができる。メインバッテリ15には、リチウム・イオン電池、ニッケル・水素50電池、鉛電池などの各種電池や、電機二重層キャバシタ

ーいわゆるパワーキャパシターが適用される。

【0024】16は本発明の制御装置の機能を備えたコントローラであり、マイクロコンピュータとその周辺部品や各種アクチュエータなどを備え、クラッチ3の伝達トルク、モータ1、4、10の回転数や出力トルク、無段変速機5の変速比、エンジン2の燃料噴射量・噴射時期、点火時期などを制御する。

【0025】コントローラ16には、図2に示すように、キースイッチ20、セレクトレバースイッチ21、アクセルペダルセンサ22、ブレーキスイッチ23、車 10速センサ24、パッテリ温度センサ25、パッテリSOC検出装置26、エンジン回転数センサ(本発明の機関回転検出装置)27、スロットル開度センサ28が接続される。キースイッチ20は、車両のキーが0N位置またはSTART位置に設定されると閉路する(以下、スイッチの閉路をオンまたは0N、開路をオフまたはOFFと呼ぶ)。セレクトレバースイッチ21は、パーキングP、ニュートラルN、リバースRおよびドライブDの何れかのレンジに切り換えるセレクトレバー(図示せず)の設定位置に応じて、P、N、R、Dのいずれかの 20スイッチがオンする。

【0026】アクセルベダルセンサ22はアクセルベダルの踏み込み量を検出し、ブレーキスイッチ23はブレーキペダルの踏み込み状態(との時、スイッチオン)を検出する。車速センサ24は車両の走行速度を検出し、バッテリ温度センサ25はメインバッテリ15の温度を検出する。また、バッテリSOC検出装置26はメインバッテリ15の実容量の代表値であるSOC(State Of Charge)を検出する。さらに、エンジン回転数センサ27はエンジン2の回転数を検出し、スロットル開度センサ28はエンジン2のスロットルバルブ開度を検出する。

【0027】コシトローラ16にはまた、エンジン2の燃料噴射装置30、点火装置31、可変助弁装置32などが接続される。コントローラ16は、燃料噴射装置30を制御してエンジン2への燃料の供給と停止および燃料噴射量・噴射時期を調節するとともに、点火装置31を駆助してエンジン2の点火時期制御を行う。また、コントローラ16は可変助弁装置32を制御してエンジン2の吸・排気弁の作動状態を調節する。なお、コントロ40ーラ16には低圧の補助バッテリ33から電源が供給される。

【0028】以上は本発明が適用可能なハイブリッド車両の基本的な構成例を示したものであり、本発明ではこうしたハイブリッド車両においてエンジン始動時にモータ1を最適制御することにより始動時の振動低減を実現することを目的としている。以下にこのためのコントローラ16の機能構成および制御内容の実施形態につき図3以下の各図面を参照しながら説明する。

【0029】図3はコントローラ16のモータ1の始動 50 るようにするためのものである。最終的なトルク指令値

時制御に関する部分の構成概念を機能ブロックとして示したもの、図4はこのモータ制御による制御特性の概略を示したものである。図4に示したようにこの制御では始助の当初はトルク制御を行い、ある回転数に達して以後は回転数制御を行うようにしている。

【0030】図3において、aは始動タイミング検出部 でありエンジン始動時を検出する。これは、ハイブリッ ド車両の走行制御の過程でエンジンの始動が必要になっ た時に始動指令を発するので、この指令に基づいて始動 を開始する。bはエンジン2 (図1参照) またはモータ 1 が始動当初から予め定めた所定の回転数に達するまで のあいだのモータ1に対するトルク指令値を演算するト ルク指令演算部、c は回転数が前記所定値に達してトル ク指令演算部bによるトルク制御が終了して以後のモー タ1に対する回転数指令値を演算する回転数指令演算部 である。 d はモータ l の回転数を検出する回転数検出装 置、eは前記検出回転数に基づきトルク指令値と回転数 指令値とを切り換える指令切換部である。モータ1とエ ンジン2とは特定の回転数比で連動するように連結され ているので、前記回転数検出装置 d としては図2 に示し たエンジン回転センサを用いることができる。fはモー タ1に駆動電流を供給するモータ制御部であり、前記指 令切換部 e により選択されたトルク指令値または回転数 指令値に基づいてモータ1を駆動する。

【0031】次に、上記モータ制御の詳細について図5に示した流れ図に沿って説明する。この制御ではまずエンジンの始動が必要な条件かどうかを検出し、始動条件でないときは処理を終了し、始動条件であればエンジン回転数Neを検出する(ステップ501~503)。次にエンジン回転数Neが回転数制御への切換回転数No以上であるか否かを判定する(ステップ504)。始動の当初はNe<Noであるかろ、ステップ505以下のトルク制御の流れに移行する。

【0032】トルク制御では、基本出力トルクTa、回 転振動抑制トルクTb、とのTbに対する補償係数K t (ただしKt≦1) をそれぞれ演算する (ステップ50 5~507)。基本出力トルクTaはエンジンの始動ク ランキングに必要な基本トルクを確保するためのもので あり、例えば図6に示したように始動開始時からの経過 時間にしたがって増大するような特性で与えられる。回 転振動抑制トルクTbは既述したようにエンジンのポン ピング作用や動弁系の摩擦抵抗に起因してエンジン主軸 上に現れる脈動的なトルク変動を相殺するためのもので あり、この相殺に必要なトルク特性は予め実験により決・ 定され、図7に示したような特性で与えられる。補償係 数Ktは図8に例示したように設定されており、これは 前記回転振動抑制トルクTbを振動が発生する特定の回 転域、例えばエンジンマウントの共振周波数域の近傍で のみ付与することによりモータ駆動電力を最小限に抑え

S t は前記回転振動抑制トルクT b に補償係数K t を乗 じたものを基本出力トルクT a に重畳して得られ、この 指令値S t を出力してモータ l を駆動するという制御を 繰り返す(ステップ 5 0 8 、5 0 9 )。これにより、エ ンジン始動の過程で生じる不快な振動を効果的に減殺す ることができる。

【0033】一方、上記トルク制御の過程でエンジン回 転数が切換回転数Noを超えると、ステップ504での 判断に基づき、ステップ510以下の回転数制御の流れ に切り替わる。切換回転数Noとしては、基本的にはエ 10 ンジン始動の過程で不快な振動が発生しない回転数域の 下限値付近の値が設定される。との回転数制御では、ま ずモータ1の制御を回転数制御に切り換えるためにその ときの運転状態に応じて目標回転数Ntを演算し、との Ntに対応する回転数指令値Snを演算する (ステップ・ 510、511)。次にエンジン回転数Neを前記目標 回転数Ntと比較し、NeがNtよりも大のあいだは前 記指令値Snから所定の漸減分dSを減じたものを指令 値Snとして設定して出力する(ステップ512、51 3,514)。NeがNtとなったときにはステップ5 11にて演算したSnをそのまま出力する。この制御の 繰り返しにより、モータ1はトルク制御終了時点でのエ ンジン回転数を初期値として、前記漸減分dSに相当す る量だけ目標値Ntに向かって次第に回転数を減らすよ うに回転数制御される。この回転数制御は、トルク制御 が必要な回転域を超過してのちただちに開始され、これ によりエンジン始動時の回転数の上昇を速めて、エンジ ンによる走行へと円滑に移行させることができる。

【0034】図9~図11は上記制御による実験結果である。これはエンジンのスロットルを全開にして回転数 30を0~700rpmに変化させたときの回転数とエンジン振動(上下加速度)の関係を、粘性補償と脈動補正の有無に応じて示したものである。粘性補償とは主として助弁系等の摩擦抵抗を考慮したトルク補正を、脈動補正とは主としてポンピング作用を考慮したトルク補正をそれぞれ意味している。図9は各補正を施した本願実施形態の効果、図10は脈動補正のみを施した場合、図11は粘性補償のみを施した場合である。図9と図10との比較から、粘性補償により回転指令値に対し始動直後の回転数追従性が改善されていることがわかる。また、図 409と図11との比較から、脈動補償により回転脈動と振

動が十分に軽減されていることがわかる。

【図面の簡単な説明】

【図1】~

【図2】本発明が適用可能なハイブリッド車両の構成例 を示す概略構成図。

【図3】本発明の制御装置の一実施形態の構成概念を示す機能ブロック図。

【図4】上記実施形態によるモータ制御特性の概略を示す特性線図。

0 【図5】上記実施形態による制御動作内容を示す流れ 図。

【図6】上記実施形態における基本出力トルクの制御特性を示す特性線図。

【図7】同じく回転振動抑制トルクの制御特性を示す特性線図。

【図8】上記回転振動抑制トルクに対する補償係数の特性線図。

【図9】~

【図11】実施形態による効果を説明するための振動特性線図。

#### 【符号の説明】

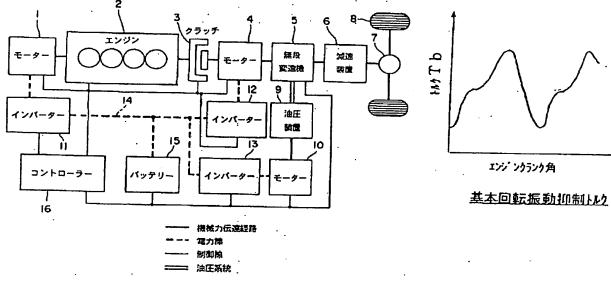
- 1 モータ(回転電機)
- 2 エンジン (内燃機関)
- 3 クラッチ
- 4 モータ
- 5 無段変速機
- 9 油圧装置
- 10 油圧発生用モータ
- 15 パッテリ
- 0 16 コントローラ (コントローラ)
  - 20 キースイッチ
  - 21 セレクトレバースイッチ
  - 22 アクセルペダルセンサ
  - 23 ブレーキスイッチ
  - 24 車速センサ
  - 25 バッテリ温度センサ
  - 26 パッテリSOC検出装置
  - 27 エンジン回転数センサ(機関回転検出装置)
  - 28 スロットル開度センサ
- 40 35 水温センサ
  - 41 圧力センサ

【図7】

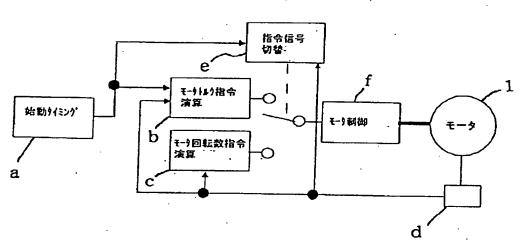
【図1】

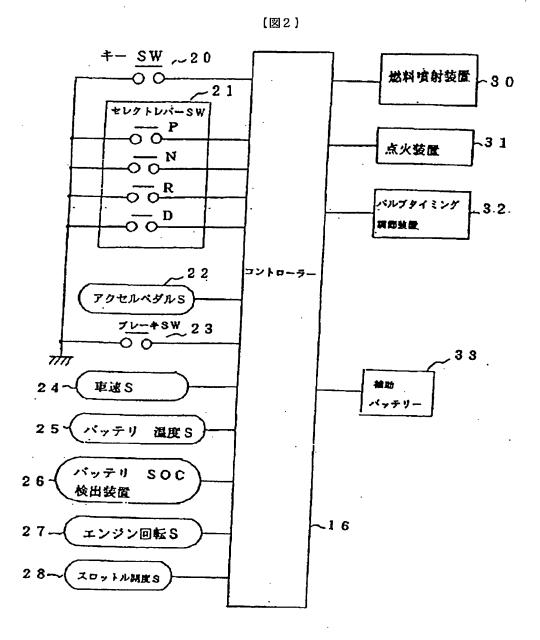




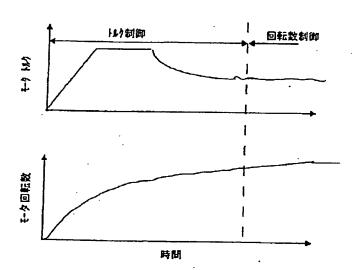




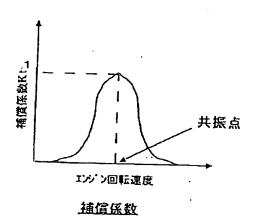




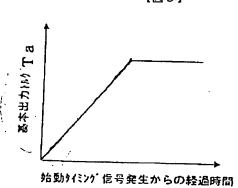
【図4】



【図8】

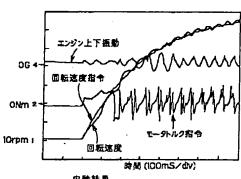


[図6]



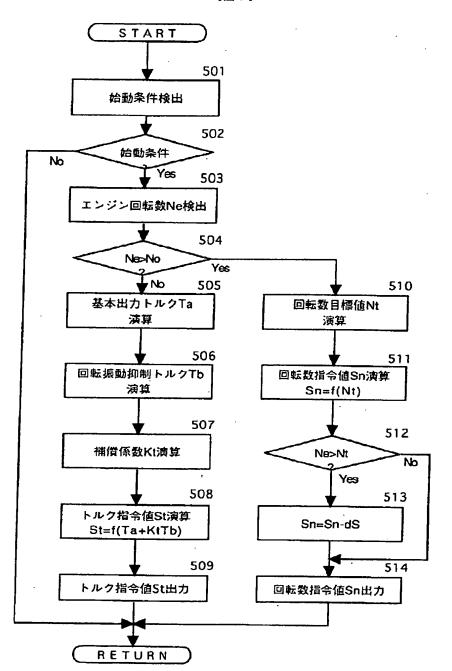
基本出力110/

【図9】

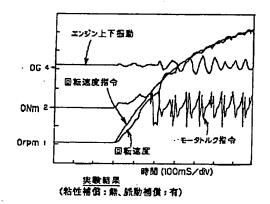


與驗結果 (粘性補償:有、脈動補償:有)

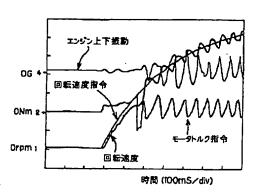
[図5]



【図10】



【図11】



<u>実験結果</u> (粘性補償:有、級勵補償:無)

## フロントページの続き

(72)発明者 出口 欣高

神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産 自動車株式会社内 F ターム(参考) 3G093 AA06 AA07 AA16 BA02 BA33

CA01 DA01 DA05 DB23 EB00

FA11 FB03 FB05

5H115 PG04 PI15 PI16 PI29 PO17

PU02 PU08 PU22 PU24 PU25

PU29 PV02 PV10 QN02 RB08

RE05 SE04 SE05 SE08 TB01

TE01 TE02 TE03 T101 T005

T021 T023